Document made available under the Patent Cooperation Treaty (PCT)

International application number: PCT/JP05/006434

International filing date: 25 March 2005 (25.03.2005)

Document type: Certified copy of priority document

Document details: Country/Office: JP

Number: 2005-056003

Filing date: 01 March 2005 (01.03.2005)

Date of receipt at the International Bureau: 28 April 2005 (28.04.2005)

Remark: Priority document submitted or transmitted to the International Bureau in

compliance with Rule 17.1(a) or (b)



日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出願年月日 Date of Application:

2005年 3月 1日

出 願 番 号

 Application Number:
 特願2005-056003

バリ条約による外国への出願 に用いる優先権の主張の基礎 となる出願の国コードと出願 番号

JP2005-056003

The country code and number of your priority application, to be used for filing abroad under the Paris Convention, is

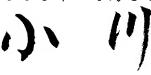
出 願 人

本田技研工業株式会社

Applicant(s):

2005年 4月13日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office





【書類名】 特許願 【整理番号】 H104069802 平成17年3月1日 【提出日】 【あて先】 特許庁長官 殿 【国際特許分類】 B60B 35/12B 6 0 K 1 7 / 0 4 F 1 6 D 3/22 【発明者】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社本田技術研究所内 【住所又は居所】 【氏名】 関 文三 【特許出願人】 【識別番号】 000005326 【氏名又は名称】 本田技研工業株式会社 【代理人】 【識別番号】 100067356 【弁理士】 【氏名又は名称】 下田 容一郎 【選任した代理人】 【識別番号】 100094020 【弁理士】 【氏名又は名称】 田宮 寛祉 【先の出願に基づく優先権主張】 【出願番号】 特願2004-101242 【出願日】 平成16年 3月30日 【手数料の表示】 【予納台帳番号】 0 0 4 4 6 6 【納付金額】 16,000円 【提出物件の目録】 【物件名】 特許請求の範囲 【物件名】 明細書 【物件名】 図面 1 【物件名】 要約書 1

【包括委任状番号】

【包括委任状番号】

9723773

0 0 1 1 8 4 4

【書類名】特許請求の範囲

【請求項1】

端部に等速ジョイントを備える一対のドライブシャフトと、当該ドライブシャフトで駆動源からの駆動力を独立懸架とした左右の車輪へそれぞれ伝える車両の駆動力伝達部構造において、

前記等速ジョイントは、車体側に設けられたケースに支持されるとともに、左右独立に前記車体側より着脱自在に構成されることを特徴とする車両の駆動力伝達部構造。

【請求項2】

前記等速ジョイントに連結部を設け、この連結部により前記ケースと前記等速ジョイントとを連結し、前記等速ジョイントは、左右独立に前記ケースより着脱自在に構成されることを特徴とする請求項1記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項3】

前記駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットは、左右の前記等速ジョイントに跨って設けられることを特徴とする請求項1記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項4】

前記連結部は、前記ケースに着脱自在に支持される筒状部材と、この筒状部材の内側に取付けるとともに前記等速ジョイントを構成するハウジングを回転自在に支持するベアリングと、このベアリングの両側に配置されるとともに前記筒状部材と前記ハウジングとの間をシールするシール部材とから構成されることを特徴とする請求項2記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項5】

左右の前記ハウジングは隣接して配置され、前記駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを左右の前記ハウジングの外周部に着脱自在に結合させたことを特徴とする請求項4記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項6】

前記ハウジングは、その外周部に前記ドリブンスプロケットを着脱自在に結合したカップ状の部材であり、このカップの底と、前記ハウジング内に揺動自在に且つ前記ハウジングの軸方向にスライド自在に連結した前記等速ジョイントの一部との距離を、一方の前記ハウジングへの前記ドリブンスプロケットの係合代よりも大きくしたことを特徴とする請求項5記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項7】

前記ドリブンスプロケットは、車幅方向の中心に設けられるとともに、車体に搭載される前記駆動源に設けたクランク軸センタともほぼ同一線上に設けられることを特徴とする請求項5又は請求項6記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項8】

前記ドリブンスプロケットは、前記ハウジングに組付けるときに前記ケースに保持するための工具を側方より係合可能な被係合部を備えることを特徴とする請求項5、請求項6 又は請求項7記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項9】

前記被係合部は、前記ドリブンスプロケットに設けた複数の穴であり、これらの穴と、前記ケースに設けた複数の穴に工具を串刺しの如く挿入して前記ケースに前記ドリブンスプロケットを保持することを特徴とする請求項8記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項10】

前記ケースは、その下部を前記車体に設けた左右一対のアンダフレームで支持され、これらのアンダフレーム間でアンダフレームより上方に且つアンダフレームに近接させて前記駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを配置したことを特徴とする請求項2、請求項4~請求項9のいずれか1項記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項11】

前記ドライブシャフトは、左右一対の後輪と連結され、前記独立懸架サスペンションは、アッパアーム部材及びロアアーム部材を備えるダブルウイッシュボーン式であって不整

地走行車両に設けられることを特徴とする請求項1記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項12】

前記ケースは、左ケース及び右ケースで構成され、これらの左ケース及び右ケースにより左右の前記等速ジョイントは、それぞれ前記車体側と連結され、等速ジョイントは、左右独立に前記車体側より着脱自在に構成されることを特徴とする請求項1記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項13】

前記等速ジョイントに備えるハウジングは、端部に延出部を備え、左右の前記延出部で前記駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを支持することを特徴とする請求項11記載の車両の駆動力伝達部構造。

【請求項14】

左右の前記等速ジョイントに備えるハウジングは、端部に延出部を備え、左右の前記延出部で前記駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを支持し、前記左ケース及び前記右ケースのそれぞれに対して左右にスライド可能であり、前記ハウジングのスライド量よりも前記延出部の長さを短くしたことを特徴とする請求項12記載の車両の駆動力伝達部構造。

【書類名】明細書

【発明の名称】車両の駆動力伝達部構造

【技術分野】

 $[0\ 0\ 0\ 1\]$

本発明は、車両の駆動力伝達部構造に関するものである。

【背景技術】

[00002]

従来の車両の駆動力伝達部構造として、チェーン駆動される前輪駆動軸に等速軸継手を 介して前輪を連結したものが知られている(例えば、特許文献 1 参照。)。

【特許文献1】 実開昭60-72304号公報

[0003]

特許文献1の第4図を以下に説明する。

前輪駆動軸26は、ケース(符号なし)に複数のころがり軸受28を介して回転可能に 支持された筒状の部材であり、等速軸継手の外輪を兼ねる。

 $[0\ 0\ 0\ 4\]$

前輪駆動軸26の内周部の各端部にはそれぞれボールジョイント部29がスイング自在に結合され、ボールジョイント部29に中継車軸27を介して前輪が連結される。

また、前輪駆動軸26の外周部にはスプロケット16'が取付けられる。

【発明の開示】

【発明が解決しようとする課題】

[0005]

上記した特許文献1の第4図の技術において、左右の前輪の距離、即ちトレッドを小さくしようとしたときに、前輪駆動軸26とボールジョイント部29との継手角度が大きくなり、前輪の上下移動量を大きく確保することが難しくなる。左右のボールジョイント部29の距離を小さくすることができれば、トレッドを小さくしても前輪駆動軸26とボールジョイント部29との継手角度を小さくでき、前輪の上下移動量を大きくできる。

[0006]

また、前輪駆動軸26に左右のボールジョイント部29及び左右の中継車軸27を組み付けた状態で、ケースに前輪駆動軸26を取付ける場合には、組付けが煩雑になり、組付性の点で課題がある。

 $[0\ 0\ 0\ 7\]$

更に、例えば、スプロケット16'を前輪駆動軸26から取外す場合は、ケースから前輪駆動軸26、左右のボールジョイント部29及び左右の中継車軸27からなる組立体を外し、前輪駆動軸26からボールジョイント部29及び中継車軸27を外す必要があり、スプロケット16'のメンテナンス性に改善が期待される。

[0008]

本発明の課題は、車両の駆動力伝達部構造において、等速ジョイントのジョイント角を小さくすることで伝達効率を向上させるとともに、組付性、メンテナンス性を向上させることにある。

【課題を解決するための手段】

[0009]

請求項1に係る発明は、端部に等速ジョイントを備える一対のドライブシャフトと、当該ドライブシャフトで駆動源からの駆動力を独立懸架とした左右の車輪へそれぞれ伝える車両の駆動力伝達部構造において、等速ジョイントを、車体側に設けられたケースに支持されるとともに、左右独立に車体側より着脱自在に構成したことを特徴とする。

等速ジョイントは、車体側に設けられたケースに支持されるとともに、左右独立に車体側より着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の等速ジョイントをそれぞれ

別々にケースに組み付けることができる。更に、左右の等速ジョイントを別々に着脱して メンテナンスすることが可能になる。

$[0\ 0\ 1\ 1\]$

請求項2に係る発明は、等速ジョイントに連結部を設け、この連結部によりケースと等速ジョイントとを連結し、等速ジョイントを、左右独立にケースより着脱自在に構成したことを特徴とする。

$[0\ 0\ 1\ 2\]$

連結部によりケースと等速ジョイントとを連結し、等速ジョイントは、左右独立にケースより着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の連結部をそれぞれ別々にケースに組み付けることができる。更に、左右の連結部を別々に着脱してメンテナンスすることが可能になる。

$[0\ 0\ 1\ 3]$

請求項3に係る発明は、駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを、 左右の等速ジョイントに跨って設けたことを特徴とする。

左右の等速ジョイントによって、駆動力が作用するドリブンスプロケットの支持力が向上する。

$[0\ 0\ 1\ 4\]$

請求項4に係る発明は、連結部を、ケースに着脱自在に支持される筒状部材と、この筒状部材の内側に取付けるとともに等速ジョイントを構成するハウジングを回転自在に支持するベアリングと、このベアリングの両側に配置されるとともに筒状部材とハウジングとの間をシールするシール部材とから構成したことを特徴とする。

$[0\ 0\ 1\ 5]$

連結部を予め小組みしておけば、この小組み品をケースに対して容易に着脱することができる。また、ベアリングの両側がシール部材で覆われるため、ベアリングが泥や土塵に晒されるのを防ぐことができる。

$[0\ 0\ 1\ 6\]$

請求項5に係る発明は、左右のハウジングを近接させて配置し、駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを左右のハウジングの外周部に着脱自在に結合させたことを特徴とする。

$[0\ 0\ 1\ 7]$

ドリブンスプロケットを左右のハウジングの外周部に着脱自在に結合させたことで、左右のハウジングのドリブンスプロケットへの結合又は結合解除によって、ドリブンスプロケットを容易に着脱することができる。

$[0\ 0\ 1\ 8]$

また、左右のハウジングでドリブンスプロケットを支持するので、特別にドリブンスプロケットを支持する部材が必要ない。更に、左右のハウジングの境付近にドリブンスプロケットを配置することが可能になる。

$[0\ 0\ 1\ 9]$

請求項6に係る発明は、等速ジョイントに備えるハウジングを、その外周部にドリブンスプロケットを着脱自在に結合したカップ状の部材とし、このカップの底と、ハウジング内に揺動自在に且つハウジングの軸方向にスライド自在に連結した等速ジョイントの一部との距離を、一方のハウジングへのドリブンスプロケットの係合代よりも大きくしたことを特徴とする。

[0020]

ドライブシャフトを構成する等速ジョイントの一部を動かさずに、左右のハウジングを それぞれ等速ジョイントの一部側へ移動させれば、ハウジングとドリブンスプロケットと を非係合状態としてハウジングからドリブンスプロケットを取外すことができる。

[0021]

請求項7に係る発明は、ドリブンスプロケットを、車幅方向の中心に設けるとともに、 車体に搭載される駆動源に設けたクランク軸センタともほぼ同一線上に設けたことを特徴 とする。

ドリブンスプロケットを、車幅方向の中心に設けるとともにクランク軸センタともほぼ 同一線上に設けることで、車体の左右の重量バランスを良好にすることができる。

[0022]

請求項8に係る発明は、ドリブンスプロケットに、ハウジングに組付けるときにケースに保持するための工具を側方より係合可能な被係合部を備えることを特徴とする。

スプロケットに工具を側方より係合可能な被係合部を備えることで、スプロケットの組付け時に工具を側方より被係合部に係合させることができる。

[0023]

請求項9に係る発明は、被係合部を、ドリブンスプロケットに設けた複数の穴とし、これらの穴とケースに設けた複数の穴とに工具を串刺しの如く挿入してケースにドリブンスプロケットを保持することを特徴とする。

ドリブンスプロケットとケースとにそれぞれ複数の穴を設けたことで、工具を挿入する 穴を複数の穴から選択することができる。

[0024]

請求項10に係る発明は、ケースの下部を車体に設けた左右一対のアンダフレームで支持し、これらのアンダフレーム間でアンダフレームより上方に且つアンダフレームに近接させて駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを配置したことを特徴とする。

[0025]

ケースを左右一対のアンダフレームで支持し、これらのアンダフレームに近接させてドリブンスプロケットを配置したことで、アンダフレームで駆動力が作用するケースを強固に支持することができ、ドリブンスプロケットも確実に支持できる。

[0026]

請求項11に係る発明は、ドライブシャフトを、左右一対の後輪と連結し、独立懸架サスペンションを、アッパアーム部材及びロアアーム部材を備えるダブルウイッシュボーン式にするとともに不整地走行車両に設けたことを特徴とする。

サスペンションをダブルウイッシュボーン式にするとともに不整地走行車両に設けたことで、サスペンションの設定自由度を増すことができる。

$[0\ 0\ 2\ 7\]$

請求項12に係る発明は、ケースを左ケース及び右ケースで構成し、これらの左ケース及び右ケースにより左右の等速ジョイントをそれぞれ車体側と連結し、等速ジョイントを、左右独立に車体側より着脱自在に構成したことを特徴とする。

等速ジョイントは、左右独立に左ケース及び右ケースよりそれぞれ着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の等速ジョイントをそれぞれ別々に車体側に組み付けることができる。更に、左右の等速ジョイントを別々に着脱してメンテナンスすることが可能になる。

[0028]

請求項13に係る発明は、等速ジョイントに備えるハウジングの端部に延出部を備え、 左右の延出部で駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを支持すること を特徴とする。

延出部の外径をハウジングの外径よりも小さくすることが可能になり、ドリブンスプロケットのハウジングへの結合部が小さくなる。

$[0\ 0\ 2\ 9\]$

請求項14に係る発明は、左右の等速ジョイントに備えるハウジングの端部に延出部を備え、左右の延出部で駆動源側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケットを支持し

、ハウジングを左ケース及び右ケースのそれぞれに対して左右にスライド可能とし、ハウジングのスライド量よりも延出部の長さを短くしたことを特徴とする。

[0030]

ハウジングの内側に収納した等速ジョイントの一部を動かさずに、左右のハウジングを それぞれ等速ジョイントの一部側へ移動させれば、延出部とドリブンスプロケットとを非 係合状態として延出部からドリブンスプロケットを取外すことができる。

【発明の効果】

$[0\ 0\ 3\ 1]$

請求項1に係る発明では、等速ジョイントは、車体側に設けられたケースに支持されるとともに、左右独立に車体側より着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の等速ジョイントをそれぞれ別々にケースに組み付けることができ、組付性を向上させることができる。更に、左右の等速ジョイントを別々に着脱してメンテナンスすることが可能になり、メンテナンス性を向上させることができる。

[0032]

請求項2に係る発明では、連結部によりケースと等速ジョイントとを連結し、等速ジョイントは、左右独立にケースより着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の連結部をそれぞれ別々にケースに組み付けることができる。更に、左右の連結部を別々に着脱してメンテナンスすることが可能になる。

[0033]

請求項3に係る発明では、ドリブンスプロケットを左右の等速ジョイントに跨って設けたので、左右の等速ジョイントによって、駆動力が作用するドリブンスプロケットの支持力を向上させることができ、駆動力を確実に伝えることができる。

[0034]

請求項4に係る発明では、連結部を予め小組みしておけば、この小組み品をケースに対して容易に着脱することができ、組付性を向上させることができる。また、ベアリングの両側がシール部材で覆われるため、ベアリングが泥や土塵に晒されるのを防ぐことができる。

[0035]

請求項5に係る発明では、ドリブンスプロケットを左右のハウジングの外周部に着脱自在に結合させたので、左右のハウジングのドライブスプロケットへの結合又は結合解除によって、ドリブンスプロケットを容易に着脱することができ、ドリブンスプロケットのメンテナンス性を向上させることができる。

[0036]

また、左右のハウジングでドリブンスプロケットを支持するので、特別にドリブンスプロケットを支持する部材が必要なく、部品数を減らすことができる。更に、左右のハウジングの境付近にドリブンスプロケットを配置することが可能になり、左右のハウジングでドリブンスプロケットをほぼ均等に支持することができる。

[0037]

請求項6に係る発明では、ドライブシャフトを構成する等速ジョイントの一部を動かさずに、左右のハウジングをそれぞれ等速ジョイントの一部側へ移動させれば、ハウジングとドリブンスプロケットとを非係合状態としてハウジングからドリブンスプロケットを取外すことができるから、ドリブンスプロケットの着脱を容易に行うことができ、ドリブンスプロケットのメンテナンス性を向上させることができる。

[0038]

請求項7に係る発明では、ドリブンスプロケットを、車幅方向の中心に設けるとともにクランク軸センタともほぼ同一線上に設けるので、車体の左右の重量バランスを良好にす

ることができる。

[0039]

請求項8に係る発明では、スプロケットに工具を側方より係合可能な被係合部を備えることで、スプロケットの組付け時に工具を側方より被係合部に係合させることができ、スプロケットの組付けをより簡単に行うことができて、作業性を向上させることができる。

[0040]

請求項9に係る発明では、ドリブンスプロケットとケースとにそれぞれ複数の穴を設けたので、工具を挿入する穴を複数の穴から選択することができ、工具を穴に挿入し易くすることができる。

$[0 \ 0 \ 4 \ 1]$

請求項10に係る発明では、ケースを左右一対のアンダフレームで支持し、これらのアンダフレームに近接させてドリブンスプロケットを配置したので、アンダフレームで駆動力が作用するケースを強固に支持することができ、ドリブンスプロケットもアンダフレームに近接するため、ドリブンスプロケットに大きな駆動力が作用してもアンダフレームで確実に支持することができる。

[0042]

請求項11に係る発明では、サスペンションをダブルウイッシュボーン式にするとともに不整地走行車両に設けたので、サスペンションの設定自由度を増すことができ、例えば、不整地走行車両の乗り心地を向上させることができる。

[0043]

請求項12に係る発明では、左右の等速ジョイントをそれぞれ左ケース、右ケースで支持するので、左右の等速ジョイントを近接させることが可能になり、ドライブシャフトを長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、車両の走破性が良好になる。また、左右の等速ジョイントをそれぞれ別々に車体側に組み付けることができる。更に、左右の等速ジョイントを別々に着脱してメンテナンスすることができる。

[0044]

請求項13に係る発明では、左右のハウジングのそれぞれの延出部でドリブンスプロケットを支持するので、延出部の外径をハウジングの外径よりも小さくすることができる。 更に、左右のハウジングの境付近にドリブンスプロケットを配置することが可能になり、左右のハウジングでドリブンスプロケットをほぼ均等に支持することができる。

[0045]

請求項14に係る発明では、左右のハウジングを、左ケース及び右ケースのそれぞれに対して左右にスライド可能とし、ハウジングのスライド量よりも延出部の長さを短くしたので、左右のハウジングをそれぞれ等速ジョイントの一部側へ移動させたときに、延出部とドリブンスプロケットとを非係合状態として延出部からドリブンスプロケットを容易に取外す、あるいは延出部にドリブンスプロケットを容易に取付ることができる。

【発明を実施するための最良の形態】

$[0\ 0\ 4\ 6]$

本発明を実施するための最良の形態を添付図に基づいて以下に説明する。なお、図面は符号の向きに見るものとする。

図1は本発明に係る不整地走行車両の側面図(第1実施形態)であり、不整地走行車両10は、車体フレーム11の前部に左右の前輪12,13(手前側の符号12のみ示す。)を操舵するためのステアリングシャフト14を取付け、車体フレーム11の中央部にエンジン16及び変速機17からなるパワーユニット18を取付け、車体フレーム11の後部に左右の後輪21,22(手前側の符号21のみ示す。)へ駆動力を伝達するための駆動力伝達部23を設け、前輪12,13及び後輪21,22をそれぞれ左右独立懸架としたダブルウイッシュボーン式サスペンションを備える車両である。

[0047]

ここで、31はバッテリ、32はラジエータ、33,34はラジエータ32とエンジン

16とに接続したラジエータホース、36はクランクケース、37はシリンダブロック、38はシリンダヘッド、41はヘッドカバー、42はクランクシャフト、43は変速機17に設けた減速機ユニット、44は減速機ユニット43の出力軸、46は出力軸44に取付けたドライブスプロケット、47はドライブスプロケット46に掛けたチェーン、48はシリンダヘッド38にコネクティングチューブ51を介して接続したエアクリーナ、52はシリンダヘッド38から後方に延ばした排気管、53は排気管52の後端に接続したマフラ、54は左右の後輪21,22を独立に懸架する左右のサスペンションアーム(詳しくは、アッパアーム及びロアアームである。不図示。)に渡したアンチロールバー装置である。

[0048]

車体フレーム11は、山形に屈曲させた左右一対のフロントアッパフレーム61,62 (手前側の符号61のみ示す。)と、これらのフロントアッパフレーム61,62の前端 に連結した左右一対のフロントミドルフレーム63,64(手前側の符号63のみ示す。)と、これらのフロントミドルフレーム63,64の中間部及びフロントアッパフレーム 61,62の前部に傾斜させて渡した左右一対のフロント第1傾斜フレーム66,67(手前側の符号66のみ示す。)と、フロントアッパフレーム61,62の中間部から後方 へ延はした左右一対のリヤアッパフレーム71,72(手前側の符号71のみ示す。)と 、フロントアッパフレーム61,62の後端に連結するとともにリヤアッパフレーム71 ,72の後端に連結した左右一対のリヤ傾斜フレーム73,74(手前側の符号73のみ 示す。)と、前述のフロントミドルフレーム63,64の後端及びリヤ傾斜フレーム73 ,74の下端に連結することで前後に延はした左右一対のロアフレーム76,77(手前 側の符号76のみ示す。)と、フロントミドルフレーム63,64及びロアフレーム76 , 7 7 の前部に渡した左右一対のフロントロア第 1 フレーム 8 1 , 8 2 (手前側の符号 8 1のみ示す。)及び左右一対のフロントロア第2フレーム83,84(手前側の符号83 のみ示す。)と、ロアフレーム76,77の後端部及びリヤ傾斜フレーム73,74のそ れぞれにほぼ鉛直に渡した左右一対のリヤ鉛直フレーム86,87(手前側の符号56の み示す。)と、これらのリヤ鉛直フレーム86,87及びリヤ傾斜フレーム73,74の それぞれに渡した左右一対のリヤサブフレーム91、92(手前側の符号91のみ示す。)とからなる。なお、93はフロントミドルフレーム63,64の前端及びロアフレーム 76,77の前端にそれぞれ取付けたフロントガード部材である。

[0049]

フロントアッパフレーム61,62は、それぞれパワーユニット18を支持する第1ブラケット101及び第2ブラケット102を取付けるとともに、ステアリングシャフト1 4の上部を支持するステアリングシャフト上部支持部材103を取付けた部材である。

[0050]

フロントミドルフレーム63,64は、それぞれ左側の前輪12を支持するアッパアーム(不図示)を上下スイング自在に取付けるアッパアーム支持部104,105を設けるとともに、パワーユニット18を支持する第3ブラケット106を設けた部材である。

$[0\ 0\ 5\ 1]$

ロアフレーム76,77は、前部にそれぞれ左側の前輪12を支持するロアアーム(不図示)を上下スイング自在に取付けるロアアーム支持部107,108を設けるとともに、ステアリングシャフト14の下部を支持するステアリングシャフト下部支持部材109を取付け、更に、中間部にパワーユニット18を支持する第4ブラケット111及び第5ブラケット112を設けた部材である。

[0052]

リヤサブフレーム 9 1 , 9 2 は、それぞれ左側の後輪 2 1 を支持するアッパアーム(不図示)を上下スイング自在に取付けるアッパアーム支持部 1 1 3 , 1 1 4 を設けた部材である。

また、ロアフレーム 7 6 , 7 7 は、それぞれ左側の後輪 2 1 を支持するロアアーム (不図示)を上下スイング自在に取付けるロアアーム支持部 1 1 6 , 1 1 7 を設けた部材でも

ある。

[0053]

アンチロールバー装置54は、リヤ傾斜フレーム73,74にバー支持部材118,118(一方の符号118のみ示す。)を介して上下スイング自在に取付けたアンチロールバー本体121と、このアンチロールバー本体121の各端部に連結したリンク機構122とからなり、各リンク機構122の先端をそれぞれ左右のロアアームに連結したものである。

リンク機構122は、バー状のリンク本体123と、このリンク本体123の両端部に設けたボールジョイント124,124(一方の符号124のみ示す。)とからなる。

$[0\ 0\ 5\ 4]$

図2は本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)を示す要部側面図(図中の矢印(FRONT)は車両前方を表す。以下同じ。)であり、後輪用のロアアーム支持部116にケース支持ブラケット131を取付け、後輪用のロアアーム支持部117、ロアフレーム76,77(手前側の符号76のみ示す。)の後端部及びリヤ鉛直フレーム86,87(手前側の符号86のみ示す。)にケース支持ブラケット132を取付け、リヤサブフレーム91,92(手前側の符号91のみ示す。)及びケース支持ブラケット131,132の3ヶ所でファイナルギヤケース133(輪郭を太線で示した部分である。)を支持し、このファイナルギヤケース133で回転自在に支持するドリブンスプロケット134に前述のチェーン47を掛けたことを示す。

[0055]

ファイナルギヤケース 1 3 3 は、3 つのアーム部 1 3 6 ~ 1 3 8 を備え、各アーム部 1 3 6 ~ 1 3 8 にボルト挿通穴 1 4 1 ~ 1 4 3 を開けた部材であり、ボルト挿通穴 1 4 1 をリヤサブフレーム 9 1 , 9 2 に開けた取付穴 1 4 5 に合わせて取付ボルト 1 4 6 をボルト挿通穴 1 4 1 及び取付穴 1 4 5 に通して取付けボルト 1 4 6 の先端部に図示せぬナットを締め込み、ボルト挿通穴 1 4 2 をケース支持ブラケット 1 3 1 に開けた円弧状長穴 1 4 7 に通して取付ボルト 1 4 8 をボルト挿通穴 1 4 2 及び円弧状長穴 1 4 7 に通して取付ボルト 1 4 8 の先端部に図示せぬナットを締め込み、ボルト挿通穴 1 4 3 をケース支持ブラケット 1 3 2 に開けた円弧状長穴 1 5 1 に合わせて取付ボルト 1 5 2 をボルト挿通穴 1 4 3 及び円弧状長穴 1 5 1 に通して取付ボルト 1 5 2 の先端部に図示せぬナットを締め込むことで、車体フレーム 1 1 にファイナルギヤケース 1 3 3 を取付ける。

[0056]

[0057]

図3は本発明に係る車両の後部を示す要部平面図(第1実施形態)であり、左右のケース支持ブラケット 131, 131にファイナルギヤケース133の前部を取付けるとともに、左右のケース支持ブラケット 132, 132にファイナルギヤケース 133 の後部を取付け、ケース支持ブラケット 132, 132のそれぞれの外側にスネールカム 155 配置し、ファイナルギヤケース 133 内にドリブンスプロケット 134 を配置したことを示す。なお、161, 161は車体フレーム 11 (図15 照)に上端部を取付けるとともにロアアームに下端部を取付けたリヤクッションユニット、163, 164 は後輪用のアッパアーム、166, 167 は後輪用のロアアームである。

リヤクッションユニット161は、シリンダ内に出入りするオイルを貯えるリザーブタンク171を一体的に設けたものである。

[0058]

図4は本発明に係る駆動力伝達部を示す背面図(一部断面図(第1実施形態))である

駆動力伝達部175は、前述のドライブスプロケット46(図1参照)、チェーン47、ファイナルギヤケース133、このファイナルギヤケース133で支持された軸受部176、この軸受部176で一端を支持された左右のドライブシャフト177、178(一方の符号178のみ示す。)と、これらのドライブシャフト177、178の先端に連結したハブ181、182(一方の符号181のみ示す。)とからなり、ハブ181、182に後輪21、22(一方の符号21のみ示す。)を取付ける。

[0059]

ドライブシャフト 1 7 7 は、軸受部 1 7 6 側に連結したスイン グ可能で軸方向に伸縮可能な摺動型の等速ジョイント 1 8 4 と、ハブ 1 8 1 側に連結したスイン グ可能な固定型の等速ジョイント 1 8 5 と、これらの等速ジョイント 1 8 4 , 1 8 5 間に設けたシャフト 1 8 6 とからなる。ドライブシャフト 1 7 8 はドライブシャフト 1 7 7 と同一構造であり、説明は省略する。また、等速ジョイント 1 8 4 については、後で詳述する。

[0060]

等速ジョイント185は、後輪21の車軸191を一体成形した外輪192と、シャフト186の一端にスプライン結合した内輪193と、外輪192の内周面に設けた複数のボール溝及び内輪193の外周面に設けた複数のボール溝内に移動可能に配置した複数のボール194と、これらのボール194を保持するケージ195とからなる。

$[0\ 0\ 6\ 1]$

図中の201はアッパアーム163,164(一方の符号163のみ示す。)及びロアアーム166,167(一方の符号166のみ示す。)のそれぞれの先端に連結したナックルアームであり、等速ジョイント185をベアリング202を介して回転自在に支持するものである。なお、203はベアリング202を固定する止め輪、204,206はシール部材である。

$[0\ 0\ 6\ 2\]$

リヤクッションユニット 161 は、車体フレーム 11 (図 1 参照) に取付ける一方の取付部 161 a、詳しくは、取付穴 161 b を、アッパアーム 163 及びロアアーム 166 のそれぞれの車体フレーム 11 側への取付部 163 a, 166 a よりも車両中央(鉛直線 208 が車両の車幅方向の中心を示す。)寄りに配置した部品である。

[0063]

ロアアーム 166, 167 は、それぞれ上部にリヤクッションユニット 161 の他方の取付部 161 c を取付けるクッション取付ブラケット 211, 211 (一方の符号 211 のみ示す。)を取付けたものである。

$[0\ 0\ 6\ 4\]$

図のアッパアーム163及びロアアーム166の位置は、後輪21,22を接地させた状態で、車両に運転者が乗車しない状態のものである。この状態を空車状態とする。

このような空車状態では、リヤクッションユニット161の取付部161c、詳しくは取付欠161dはドライブシャフト177のシャフト186に重なる。

[0065]

図5は本発明に係る駆動力伝達部要部(第1実施形態)の断面図であり、駆動力伝達部175の軸受部176は、左軸受部221及び右軸受部222からなり、左軸受部221と右軸受部222とは左右対称で基本構造は同一であるため、以下に左軸受部221のみ説明する。

[0066]

左軸受部221は、左右二つ割りとしたファイナルギヤケース133の嵌合穴133aに着脱自在に挿入した筒状部材223と、この筒状部材223の内周面に嵌合させるとともに止め輪224で抜け止めしたベアリング226と、筒状部材223及び等速ジョイント184のそれぞれの間に介在させたシール部材227,228とからなる。

[0067]

筒状部材223は、端部にフランジ229を備え、このフランジ229をファイナルギヤケース133の側面133bに当てるとともに、フランジ229をボルト(不図示)でファイナルギヤケース133の側面133bに取付けた部材である。

[0068]

等速ジョイント184は、外輪となるハウジング231と、シャフト186の他端にスプライン結合した内輪232と、ハウジング231の内周面に設けた複数のボール溝及び内輪232の外周面に設けた複数のボール溝内に移動可能に配置した複数のボール233と、これらのボール233を保持するケージ234とからなる。なお、236はシャフト186からの内輪232の抜け止めをする止め輪である。

[0069]

ハウジング231は、外周面を左軸受部221のベアリング226に嵌合させるとともに止め輪237でベアリング226からの抜け止めをし、外周面の端部に雄スプライン238を形成した有底筒状の部材である。231aはハウジング231の底面である。

[0070]

左右の筒状部材223,223をファイナルギヤケース133に取付けた状態では、左右のハウジング231,231は近接し、これらのハウジング231,231のそれぞれの雄スプライン238にドリブンスプロケット134の雌スプライン243をスプライン結合させることができる。

$[0\ 0\ 7\ 1]$

図6は本発明に係る車両のアッパアームの平面図(第1実施形態)であり、アッパアーム163は、車体フレーム11(図1参照)側への取付部163aと、この取付部163aからほぼ軸直角方向に延ばしたアッパ第1アーム251と、ナックルアーム201(図4参照)に連結するためにアッパ第1アーム251の先端に取付けた取付部163bと、取付部163aからアッパ第1アーム251の先端近傍に渡して取付けたアッパ第2アーム252と、取付部163a及びアッパ第1アーム251に取付けた補強部材253と、アッパ第1アーム251、取付部163b及びアッパ第2アーム252に取付けた補強部材254とからなる。なお、アッパアーム164は、アッパアーム163と左右対称で、基本形状は同一であり、詳細説明は省略する。

[0072]

図7は本発明に係る車両のロアアームの平面図(第1実施形態)であり、ロアアーム166は、車体フレーム11(図1参照)側への取付部166a,166aと、一方の取付部166aからほぼ軸直角方向に延ばしたロア第1アーム261と、他方の取付部166aの軸直角方向に対して先端がロア第1アーム261側へ近接するように取付部166aから傾斜させて延ばしたロア第2アーム262と、これらのロア第1アーム261及びロア第2アーム262のそれぞれに渡した連結部材263と、ロア第1アーム261及びロア第2アーム262のそれぞれの先端部に渡した取付部264とからなる。

[0073]

連結部材263は、上面263aにクッション取付ブラケット211,211を平行に 且つそれぞれ車幅方向に延びるように更にロア第2アーム262近傍の位置に取付けた部 材である。

図中の265はアンチロールバー装置54(図1参照)のボールジョイント124を連結するためにロア第2アーム262の下部に取付けたボールジョイント取付部である。

$[0\ 0\ 7\ 4]$

図8(a),(b)は本発明に係るアッパアーム及びロアアームの要部を示す断面図(第1実施形態)である。

(a) はロアアーム 1 6 6 の車体フレーム 1 1 (図 1 参照)側への取付部 1 6 6 a を示す。

取付部166aは、ロア第2アーム262の端部に取付けた筒部材271と、この筒部材271の内周面271aに止め輪272,272で固定した外輪273と、この外輪273に設けた凹状の球面に凸状の球面を滑り自在に嵌合させた内輪274と、この内輪2

74の両端面に当てたカラー 276, 276 と、これらのカラー 276, 276 及び筒部 材 271 のそれぞれの間に介在させたシール部材 277, 277 とからなり、取付ボルト 281 を、車両前方から、ロアアーム支持部 116、カラー 276、内輪 274、カラー 276、ロアアーム支持部 116 に順に挿入し、取付ボルト 281 の先端にナット 282 をねじ結合することで、ロアアーム支持部 116 にロアアーム 166 を取付ける。

[0075]

(b) はロアアーム 1 6 6 のナックルアーム 2 0 1 (図 4 も参照)側への取付部 2 6 4 を示す。

取付部264は、ナックルアーム201に取付ける外側筒部材286と、この外側筒部材286の内側に配置した内側筒部材287と、これらの外側筒部材286及び内側筒部材287の間で且つ端部に介在させたブッシュ288、288と、内側筒部材287及びブッシュ288のそれぞれの端面に当てたほぼカップ状の端部受け部材291、291と、外側筒部材286の小径部286a、ブッシュ288のフランジ部288a及び端部受け部材291の内周面のそれぞれに当てることで取付部264の端部をシールするシール部材292とからなり、取付ボルト293を、車両前方から、ロア第2アーム262に設けた貫通孔262a、端部受け部材291、内側筒部材287、端部受け部材291、ロア第1アーム261に設けた貫通孔261aに順に挿入し、取付ボルト293の先端にナット282をねじ結合することで、ロア第1アーム261及びロア第2アーム262にナックルアーム201を取付ける。

[0076]

図9は本発明に係る車両のパワーユニットの断面図(第1実施形態)であり、パワーユニット17の前部に設けたエンジン16は、クランクケース36と、シリンダブロック37と、シリンダヘッド38と、ヘッドカバー41とを備え、クランクケース36は、クランクシャフト42と、クランクシャフト42の後方の変速機17側に配置したメインシャフト301、カウンタシャフト302、中間軸303及び出力軸44とを回転可能に収納し、左クランクケース305と右クランクケース306とを合わせ、隔壁307,308で密閉形のクランク室311と変速機室312とに分離したものである。

[0077]

左クランクケース305は、クランクシャフト42を取付けるための第1主軸受部314を備え、右クランクケース306は、クランクシャフト42を取付けるための第2主軸受部315を備え、この第2主軸受部315のシリンダブロック37側に後述するピストンを冷却するためのオイルジェットノズル316を取付けたものである。

[0078]

シリンダブロック37は、シリンダ部37aにピストン317を移動可能に挿入し、ウォータジャケット37bに冷却水を流す水冷式のものである。なお、37cはシリンダ部37aのシリンダ軸である。

[0079]

クランクシャフト42は、第1・第2軸部321,322と、これらの第1・第2軸部321,322を繋ぐクランク部323と、このクランク部323に取付けたクランクピン324と、第1・第2軸部321,322の軸心に対してクランク部323と反対の側の第1・第2軸部321,322に設けたカウンタウェイト326,327とからなる。なお、点で示した42aはクランクシャフト42の軸線42bを通るとともに、左右のカウンタウェイト326,327からほぼ等距離にあるクランクシャフトセンタであり、このクランクシャフトセンタ42aと、ドライブシャフト46と、前述のドリブンスプロケット134(図3参照)とは、ほぼ同一線上に設けられる。

[080]

また、クランクシャフト42は、左クランクケース305にラジアル玉軸受331を介し、右クランクケース306にラジアルころ軸受332を介して回転可能に取付け、一端に発電するためのACゼネレータ333を取付け、他端にドライサンプ潤滑するための第1オイルポンプ334及び第2オイルポンプ336を取付け、クランクピン324に軸受

[0081]

メインシャフト301は、左クランクケース305に軸受355を介し、右クランクケース306に軸受356,357を介して回転可能に取付け、内部に軸方向に移動可能に第1ロッド361、第2ロッド362、第3ロッド363及び第4ロッド364を収納し、端部外周にクラッチ366をスプライン結合し、外周に複数の駆動ギヤをスプライン結合するとともに軸方向に移動可能に取付けたものである。

[0082]

これらの第1ロッド361、第2ロッド362、第3ロッド363及び第4ロッド364は、軸方向に移動することにより、クラッチ366を断続させて、クランクシャフト42からメインシャフト301への駆動力の伝達を制御するものである。

[0083]

カウンタシャフト302は、左クランクケース305に軸受367を介し、右クランクケース306に軸受368を介し、左ケースカバー371に軸受372を介して回転可能に取付け、外周にメインシャフト301の駆動ギヤにかみ合う複数の被動ギヤをスプライン結合するとともに軸方向に移動可能に取付け、端部に第1ギヤ373を取付けたものである。

[0084]

中間軸303は、左クランクケース305に軸受374を介し、左ケースカバー371に軸受376を介して回転可能に取付け、第1ギヤ373に噛み合う第2ギヤ377を取付けたものである。

[0085]

出力軸44は、左クランクケース305に軸受378を介し、左ケースカバー371に軸受381を介して回転可能に取付け、第2ギヤ377に噛み合う第3ギヤ382を取付け、端部にチェーン47を介して後輪21,22(図1参照)を駆動するドライブスプロケット46を取付けたものである。

[0086]

ピストン317は、ピストンピン385を介してコンロッド338の小端部338bに 回転可能に取付けられたものである。

ここで、391は右クランクケース306の側方に取付けたケース側方カバー、392はケース側方カバー391と右クランクケース306の第2主軸受部315とを連結する連結管、393はオイルフィルター、394はオイルフィルターカバー、396はクラッチ366の外側を覆うカバー、397はエンジン16を図示せぬ車体フレームに取付けるための取付部である。

[0087]

図10は本発明に係る車両のディスクブレーキ装置を示す断面図(第1実施形態)であり、ディスクブレーキ装置401は、ナックルアーム201に取付けたブレーキキャリバ402と、このブレーキキャリバ402内に移動自在に収納したピストン(不図示)を油圧で作動させることにより2枚のブレーキパッド403,403で挟み込まれるブレーキディスク404とからなる。

[0088]

ブレーキキャリパ402は、ブレーキディスク404の摺動面に対して直交する方向へ移動できるように、ナックルアーム201にねじ込んだボルト406に取付けたものである。ブレーキディスク404は、ハブ181に取付けたものである。なお、407はハブ181に後輪21を取付けるためにハブ181に固定した取付ボルト、408は取付ボル

ト407にねじ結合するテーバ付きホイールナットである。

[0089]

以上に述べたドリブンスプロケット134の着脱の作用を図11~13で説明する。

図11は本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第1作用図、図12は本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第2作用図、図13は本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第3作用図である。

図11において、まず、左右の筒状部材223とともに左右のハウジング231をファイナルギヤケース133に対して白抜き矢印の向きに移動させる。ハウジング231の底面231aが等速ジョイント184の一部、詳しくはケージ234に当たったときのハウジング231の移動量をL1とすると、ファイナルギヤケース133の側面133bと筒状部材223のフランジ229との距離もL1となる。

[0090]

図12において、左右のハウジング231間のスペースにドリブンスプロケット134を配置する。そして、スプロケット保持工具411を、ファイナルギヤケース133に開けた一方の工具挿入穴133cに通し、更に、ドリブンスプロケット134に開けた工具挿入長穴134aに通し、更に、矢印で示すように、ファイナルギヤケース133に開けた他方の工具挿入穴133dに通す。これで、ドリブンスプロケット134をファイナルギヤケース133に保持した状態となる。ここで、ドリブンスプロケット134の基部134bの幅をL2とすると、L1>(0.5×L2)となるように設定する。

$[0 \ 0 \ 9 \ 1]$

図13において、左右のハウジング231及び筒状部材223を白抜き矢印で示すようにファイナルギヤケース133の中央に移動させ、左右の筒状部材223をファイナルギヤケース133に取付ボルトで取付け、スプロケット保持工具411をファイナルギヤケース133の工具挿入穴133c,133d及びドリブンスプロケット134の工具挿入長穴134aから抜く。これで、ドリブンスプロケット134の組付けが完了する。

ここで、ハウジング231とドリブンスプロケット134とのスプライン結合時の係合代をL3とすると、この係合代L3と前述の移動量L1との関係は、L1>L3となる。

[0092]

また、ドリブンスプロケット 134の取外しは、ファイナルギヤケース 133から筒状部材 223を取付ボルトを弛めて外し、左右のハウジング 231,231を側方へ移動させて行う。

[0093]

以上の図1、図4及び図5で説明したように、本発明は第1に、端部に等速ジョイント184、185を備える一対のドライブシャフト177、178と、当該ドライブシャフト177、178で駆動源としてのパワーユニット18からの駆動力を独立懸架とした左右の車輪としての後輪21、22へそれぞれ伝える不整地走行車両10の駆動力伝達部構造において、等速ジョイント184、185を、車体側に設けられたケースとしてのファイナルギヤケース133で支持するとともに、左右独立に車体側より着脱自在に構成したことを特徴とする。

[0094]

等速ジョイント184,185は、ファイナルギヤケース133に支持されるとともに、左右独立に車体側より着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイント184,185を近接させることが可能になり、ドライブシャフト177,178を長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、不整地走行車両10の走破性が良好になる。また、左右の等速ジョイント184,185をそれぞれ別々にファイナルギヤケース133に組み付けることができ、組付性を向上させることができる。更に、左右の等速ジョイント184,185を別々に着脱してメンテナンスすることが可能になり、メンテナンス性を向上させることができる。

[0095]

本発明は第2に、等速ジョイント184,185に連結部としての軸受部176を設け、この軸受部176によりファイナルギヤケース133と等速ジョイント184,185とを連結し、等速ジョイント184,185を、左右独立にファイナルギヤケース133より着脱自在に構成したことを特徴とする。

[0096]

軸受部176によりファイナルギヤケース133と等速ジョイント184,185とを連結し、等速ジョイント184,185は、左右独立にファイナルギヤケース133より着脱自在に構成されるため、左右の等速ジョイント184,185を近接させることが可能になり、ドライブシャフト177,178を長くすることができ、ひいては、サスペンションのストロークを長く設定できるので、不整地車両10の走破性が良好になる。また、左右の軸受部176をそれぞれ別々にファイナルギヤケース133に組み付けることができる。更に、左右の軸受部176を別々に着脱してメンテナンスすることが可能になる

[0097]

本発明は第3に、パワーユニット18側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケット134を、左右の等速ジョイント184,185に跨って設けたことを特徴とする。 ドリブンスプロケット134を左右の等速ジョイント184,185に跨って設けたので、左右の等速ジョイント184,185によって、駆動力が作用するドリブンスプロケット134の支持力を向上させることができ、駆動力を確実に伝えることができる。

[0098]

本発明は第4に、軸受部176を、ファイナルギヤケース133に着脱自在に支持される筒状部材223と、この筒状部材223の内側に取付けるとともに等速ジョイント184を構成するハウジング231を回転自在に支持するベアリング226と、このベアリング226の両側に配置されるとともに筒状部材223とハウジング231との間をシールするシール部材227,228とから構成したことを特徴とする。

[0099]

軸受部 176を予め小組みしておけば、この小組み品をファイナルギヤケース 133に対して容易に着脱することができ、組付性を向上させることができる。また、ベアリング226の両側がシール部材227,228で覆われるため、ベアリング226が泥や土塵に晒されるのを防ぐことができる。

$[0\ 1\ 0\ 0\]$

本発明は第5に、左右のハウジング231,231を近接させて配置し、パワーユニット18側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケット134を左右のハウジング231,231の外周部に着脱自在に結合させたことを特徴とする。

ドリブンスプロケット 1 3 4 を左右のハウジング 2 3 1 , 2 3 1 の外周部に着脱自在に結合させたので、左右のハウジング 2 3 1 , 2 3 1 のドリブンスプロケット 1 3 4 への結合又は結合解除によって、ドリブンスプロケット 1 3 4 を容易に着脱することができ、ドリブンスプロケット 1 3 4 のメンテナンス性を向上させることができる。

[0102]

また、左右のハウジング231,231でドリブンスプロケット134を支持するので、特別にドリブンスプロケット134を支持する部材が必要なく、部品数を減らすことができる。更に、左右のハウジング231,231の境付近にドリブンスプロケット134を配置することが可能になり、左右のハウジング231,231でドリブンスプロケット134をほぼ均等に支持することができる。

$[0\ 1\ 0\ 3\]$

本発明は第6に、図11及び図13で説明したように、等速ジョイント184,185に備えるハウジング231,231を、その外周部にドリブンスプロケット134を着脱自在に結合したカップ状の部材とし、このカップの底としての底面231aと、ハウジング231内に揺動自在に且つハウジング231の軸方向にスライド自在に連結した等速ジ

ョイント184の一部、即ち、ケージ234との距離L1を、一方のハウジング231へのドリブンスプロケット134の係合代L3よりも大きくしたことを特徴とする。

$[0\ 1\ 0\ 4\]$

ドライブシャフト 177 を構成する等速ジョイント 184 の一部、即ちケージ 234 を動かさずに、左右のハウジング 231, 231 をそれぞれケージ 234 側へ移動させれば、ハウジング 231 とドリブンスプロケット 134 とを非係合状態としてハウジング 231, 231 からドリブンスプロケット 134 を取外すことができるから、ドリブンスプロケット 134 の 着脱を容易に行うことができ、ドリブンスプロケット 134 の メンテナンス性を向上させることができる。

[0105]

本発明は第7に、図5及び図9で説明したように、ドリブンスプロケット134を、車幅方向の中心に設けるとともに、車体に搭載されるパワーユニット18に設けたクランクシャフトセンタ42aともほぼ同一線上に設けたことを特徴とする。

ドリブンスプロケット 134 を、車幅方向の中心に設けるとともにクランクシャフトセンタ42 a ともほぼ同一線上に設けるので、車体の左右の重量バランスを良好にすることができる。

$[0\ 1\ 0\ 6\]$

本発明は第8に、図12で説明したように、ドリブンスプロケット134に、ハウジング231に組付けるときにファイナルギヤケース133に保持するための工具としてのスプロケット保持工具411を側方より係合可能な被係合部としての工具挿入長穴134aを備えることを特徴とする。

$[0\ 1\ 0\ 7\]$

スプロケット 1 3 4 にスプロケット保持工具 4 1 1 を側方より係合可能な工具挿入長穴 1 3 4 a を備えることで、スプロケット 1 3 4 の組付け時にスプロケット保持工具 4 1 1 を側方より工具挿入長穴 1 3 4 a に係合させることができ、スプロケット 1 3 4 の組付けをより簡単に行うことができて、作業性を向上させることができる。

[0108]

本発明は第9に、被係合部を、ドリブンスプロケット134に設けた複数の穴としての工具挿入長穴134aとし、これらの工具挿入長穴134aとファイナルギヤケース13 3に設けた複数の穴としての工具挿入穴133c, 133dとにスプロケット保持工具4 11を串刺しの如く挿入してドリブンスプロケット134を保持することを特徴とする。

$[0\ 1\ 0\ 9\]$

ドリブンスプロケット 134 とファイナルギヤケース 133 とにそれぞれ複数の工具挿入長穴 134 a、工具挿入穴 133 c、 133 dを設けたので、スプロケット保持工具 41 1 を挿入する穴を複数の工具挿入長穴 134 a、工具挿入穴 133 c、 133 d から選択することができ、スプロケット保持工具 41 1 を工具挿入長穴 134 a、工具挿入穴 133 c、 133 d に挿入し易くすることができる。

$[0\ 1\ 1\ 0\]$

本発明は第10に、図2、図4及び図5で説明したように、ファイナルギヤケース133の下部を車体に設けた左右一対のアンダフレームとしてのロアフレーム76,77で支持し、これらのロアフレーム76,77間でロアフレーム76,77より上方に且つロアフレーム76,77に近接させてパワーユニット18側からの駆動力が伝達されるドリブンスプロケット134を配置したことを特徴とする。

$[0\ 1\ 1\ 1\]$

ファイナルギヤケース133を左右一対のロアフレーム76,77で支持し、これらのロアフレーム76,77に近接させてドリブンスプロケット134を配置したので、ロアフレーム76,77で駆動力が作用するファイナルギヤケース133を強固に支持することができ、ドリブンスプロケット134もロアフレーム76,77に近接するため、ドリブンスプロケット134に大きな駆動力が作用してもロアフレーム76,77で確実に支持することができる。

[0112]

本発明は第11に、ドライブシャフト177,178を、左右一対の後輪21,22と連結し、独立懸架サスペンションを、アッパアーム163,164及びロアアーム166,167を備えるダブルウイッシュボーン式にするとともに不整地走行車両10に設けたことを特徴とする。

[0113]

サスペンションをダブルウイッシュボーン式にするとともに不整地走行車両10に設けたので、サスペンションの設定自由度を増すことができ、例えば、不整地走行車両10の乗り心地を向上させることができる。

$[0\ 1\ 1\ 4\]$

図14は本発明に係る駆動力伝達部(第2実施形態)を示す要部側面図であり、車体フレーム11の後部に左右一対のリヤフレーム部材421、421(手前側の符号421のみ示す。)を取付け、これらのリヤフレーム部材421、421にそれぞれフロントケース支持プレート422、422(手前側の符号422のみ示す。)及びリヤケース支持プレート423、423(手前側の符号423のみ示す。)をそれぞれボルト424、424で取付け、これらのフロントケース支持プレート422、422及びリヤケース支持プレート423、423でファイナルギヤケース426(輪郭を太線で示した部分である。)を支持し、このファイナルギヤケース426側で、バワーユニット18(図1参照)側からの駆動力がチェーン47を介して伝達されるドリブンスプロケット427を回転自在に支持したことを示す。なお、第2実施形態では、図2に示した第1実施形態と同一構成については、同一符号を付け、詳細説明は省略する。

[0115]

リヤフレーム部材 421 は、後輪 21 を支持するアッパアーム(不図示)を上下スイング自在に取付けるアッパアーム支持部 431, 432 を取付け、後輪 21 を支持するロアアーム(不図示)を上下スイング自在に取付けるロアアーム支持部 433, 434 を取付けた部材である。なお、435, 435 (手前側の符号 435 のみ示す。)はファイナルギヤケース 426 を配置するために側面視でファイナルギヤケース 426 の輪郭にほぼ沿って且つその輪郭より大きくなるようにリヤフレーム部材 421, 421 に開けた穴部である。

$[0\ 1\ 1\ 6\]$

フロントケース支持プレート422は、前後方向に延ばした長穴422aを開け、この 長穴422に貫通ボルト436を通すことでファイナルギヤケース426の前部を取付け た部材である。

$[0\ 1\ 1\ 7\]$

リヤケース支持プレート423は、前後方向に延はした長穴423a,423bを開け、これらの長穴423a,423bにそれぞれ貫通ボルト437,438を通すことでファイナルギヤケース426の後部を取付けた部材である。

[0118]

ファイナルギヤケース426は、フロントケース支プレート422に取付けるフロントアーム部441と、リヤケース支持プレート423に取付けるリヤアーム部442とを備える。

$[0\ 1\ 1\ 9\]$

リヤアーム部442は、フロントケース支持プレート422及びリヤケース支持プレート423に対してファイナルギヤケース426を前後方向に移動させてチェーン47の遊びを調整するための調整ボルト444の先端部444aをねじ込んだ部分であり、426aは調整ボルト444の先端部444aをねじ込むためにリヤアーム支持部442に形成しためねじである。なお、421bは調整ボルト444を通すためにリヤフレーム部材421の後端部421aに設けた貫通穴、446は調整ボルト444の回り止めをするロックナットである。

[0120]

図15は本発明に係る駆動力伝達部(第2実施形態)要部を示す断面図であり、ファイ ナルギヤケース426は、左ケース451と右ケース452とからなり、左ケース451 のフロントアーム部441Lにフロント側ボルト挿通穴441aを開け、左ケース451 のリヤアーム部 4 4 2 L にリヤ側ボルト挿通穴 4 4 2 a , 4 4 2 b (符号 4 4 2 a は不図 示。)を開け、また、右ケース452のフロントアーム部441Rにフロント側ボルト挿 通穴441bを開け、右ケース452のリヤアーム部442Rにリヤ側ボルト挿通穴44 2c,442d(符号442cは不図示。)を開け、左右のリヤフレーム部材421にそ れぞれフロントケース支持プレート422及びリヤケース支持プレート423をボルト4 2 4 で取付け、フロントケース支持プレート 4 2 2 , 4 2 2 の長穴 4 2 2 a , 4 2 2 a と フロント側ボルト挿通穴441a, 441bとワッシャ454, 454とに貫通ボルト4 36を通すとともに端部にナット455をねじ込み、リヤケース支持プレート423,4 23の長穴423a,423a(図14参照)とリヤ側ボルト挿通穴442a,442c (不図示)とワッシャ454,454 (不図示)とに貫通ボルト437 (図14参照)を 通すとともに端部にナット455(不図示)をねじ込み、リヤケース支持プレート423 , 4 2 3 の長穴 4 2 3 b , 4 2 3 b と リヤ側ボルト 挿通穴 4 4 2 b , 4 4 2 d とワッシャ 454、454とに貫通ボルト438を通すとともに端部にナット455をねじ込んで、 左ケース451と右ケース452とを合わせるとともに、これらの左ケース451及び右 ケース452からなるファイナルギヤケース426をリヤフレーム部材421,421に 取付けたものである。

[0121]

左ケース451は、ベアリング457,457を介して等速ジョイント458を回転自在に取付けたものであり、右ケース452は、ベアリング457,457を介して等速ジョイント461を回転自在に取付けたものである。なお、等速ジョイント458と等速ジョイント461とは同一構造であるため、以下に等速ジョイント458のみ説明する。

[0122]

等速ジョイント458は、外輪となるハウジング465と、内輪232と、ハウジング465の内周面に設けた複数のボール溝及び内輪232の外周面に設けた複数のボール溝内に移動可能に配置した複数のボール233と、ケージ234とからなる。

[0123]

ハウジング465は、外周面をベアリング457,457に嵌合させるとともに止め輪237で軸方向の移動を規制し、カップの底部465aから延出する延出部466を一体に備え、この延出部466の外周面の雄スプライン466aを形成した部材である。

$[0\ 1\ 2\ 4]$

左右の延出部466,466は、ドリブンスプロケット427を支持する部分であり、延出部466,466のそれぞれの雄スプライン466a,466aにドリブンスプロケット427に設けた雌スプライン427aをスプライン結合する。なお、465bはハウジング465の底面、468はベアリング457の端部を当ててハウジング465の軸方向の移動を規制する止め輪、471,472はベアリング457,457の両側をシールするシール部材である。

[0125]

上記の延出部466の軸方向の長さをL4とし、ハウジング465の移動量(即ち、図の状態から貫通ボルト436,437,438(貫通ボルト437は図14参照)及び複数のボルト424を外して左ケース451及び右ケース452の一方を他方に対して車両側方へ移動させたときに、ハウジング465が等速ジョイント458(又は等速ジョイント461)の一部、詳しくはケージ234に当たるまでの移動量)をL5としたときに、延出部466の長さL4をハウジング465の移動量L5よりも小さくした(即ち、L4くL5)。これにより、例えば、貫通ボルト436,437,438及びボルト424を外して、左ケース451及び右ケース452をそれぞれ車両側方へL5だけスライド移動させることで、左ケース451及び右ケース452に等速ジョイント458,461を連結したまま、左右の延出部466,466からドリブンスプロケット427を取外すこと

ができる。

[0126]

以上の図14及び図15に示したように、本発明は第12に、ケースとしてのファイナルギヤケース426を左ケース451及び右ケース452で構成し、これらの左ケース451及び右ケース452により左右の等速ジョイント458,461をそれぞれ車体側としてのリヤフレーム部材421,421側と連結し、等速ジョイント458,461を左右独立にリヤフレーム部材421,421側より着脱自在に構成したことを特徴とする。

$[0 \ 1 \ 2 \ 7]$

左右の等速ジョイント458,461をそれぞれ左ケース451、右ケース452で支持するので、左ケース451及び右ケース452のそれぞれの等速ジョイント458,461の支持負担が軽減し、左ケース451及び右ケース452を小型にすることができ、左ケース451及び右ケース452が軽量になり、ファイナルギヤケース426の軽量化を図ることができる。また、左右の等速ジョイント458,461を別々に車体側に組み付けることができる。更に、左右の等速ジョイント458,461を別々に着脱してメンテナンスすることができる。

[0128]

本発明は第13に、左右のハウジング465, 465の各々の端部に延出部466を備え、これらの延出部466, 466でドリブンスプロケット427を支持することを特徴とする。

[0129]

左右のハウジング465,465のそれぞれの延出部466でドリブンスプロケット427を支持するので、延出部466の外径をハウジング465の外径よりも小さくすることができ、ドリブンスプロケット427のハウジング465への結合部を小さくすることができる。更に、左右のハウジング465,465でドリブンスプロケット427を配置することが可能になり、左右のハウジング465,465でドリブンスプロケット427をほぼ均等に支持することができる。

[0130]

本発明は第14に、左右のハウジング465,465を、左ケース451及び右ケース452のそれぞれに対して左右にスライド可能とし、ハウジング465の移動量L5よりも延出部466の長さL4を短くしたことを特徴とする。

$[0\ 1\ 3\ 1\]$

左右のハウジング465、465を、左ケース451及び右ケース452のそれぞれに対して左右にスライド可能とし、ハウジング465の移動量L5よりも延出部466の長さL4を短くしたので、左右のハウジング465、465をそれぞれ等速ジョイント458、461の一部側、即ちケージ234側へ移動させたときに、延出部466とドリブンスプロケット427とを非係合状態として延出部466からドリブンスプロケット427を容易に取外す、あるいは延出部466にドリブンスプロケット427を容易に取付ることができる。

[0132]

尚、本発明では、連結部を、筒状部材と、ベアリングと、シール部材とから構成したが、これに限らず、連結部を、少なくともケースに支持されるベアリングで構成してもよい。更には、連結部を設けず、ケースに等速ジョイント側のハウジングと回転自在に連結するとともに、等速ジョイントのハウジングを左右独立にケースより、着脱自在に構成してもよい。

【産業上の利用可能性】

[0133]

本発明の駆動力伝達部構造は、後輪独立懸架の車両に好適である。

【図面の簡単な説明】

$[0\ 1\ 3\ 4\]$

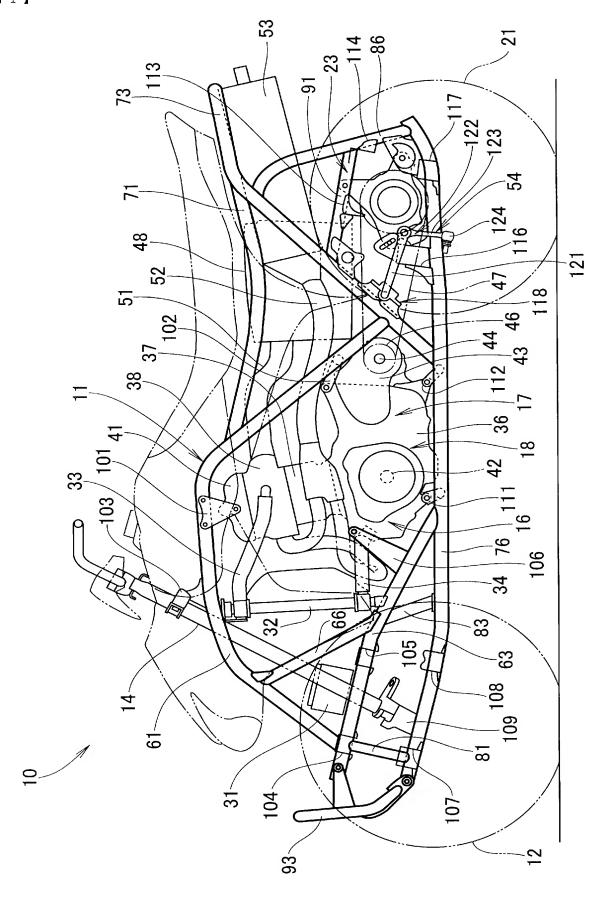
【図1】本発明に係る不整地走行車両の側面図(第1実施形態)である。

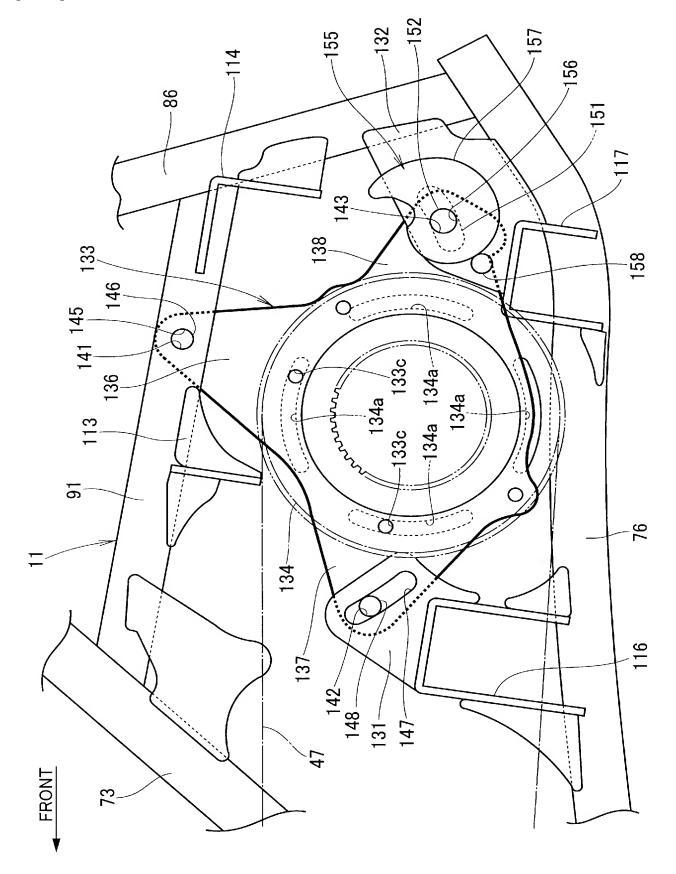
- 【図2】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)を示す要部側面図である。
- 【図3】本発明に係る車両の後部を示す要部平面図(第1実施形態)である。
- 【図4】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)を示す背面図である。
- 【図5】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)要部の断面図である。
- 【図6】本発明に係る車両のアッパアームの平面図(第1実施形態)である。
- 【図り】 平充明に保る単画のアッハアームの十回図(第1天肥形態)である
- 【図7】本発明に係る車両のロアアームの平面図 (第1 実施形態)である。
- 【図8】本発明に係るアッパアーム及びロアアームの要部を示す断面図(第1実施形態)である。
 - 【図9】本発明に係る車両のパワーユニットの断面図(第1実施形態)である。
- 【図10】本発明に係る車両のディスクブレーキ装置を示す断面図(第1実施形態)である。
- 【図11】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第1作用図である。
- 【図12】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第2作用図である。
- 【図13】本発明に係る駆動力伝達部(第1実施形態)のドリブンスプロケットの着脱の作用を示す第3作用図である。
 - 【図14】本発明に係る駆動力伝達部(第2実施形態)を示す要部側面図である。
 - 【図15】本発明に係る駆動力伝達部(第2実施形態)要部を示す断面図である。

【符号の説明】

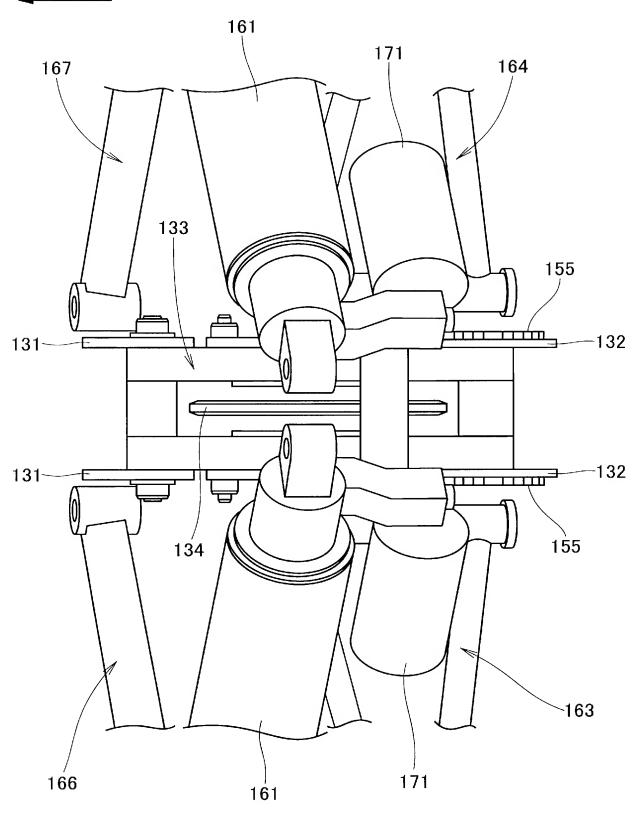
[0135]

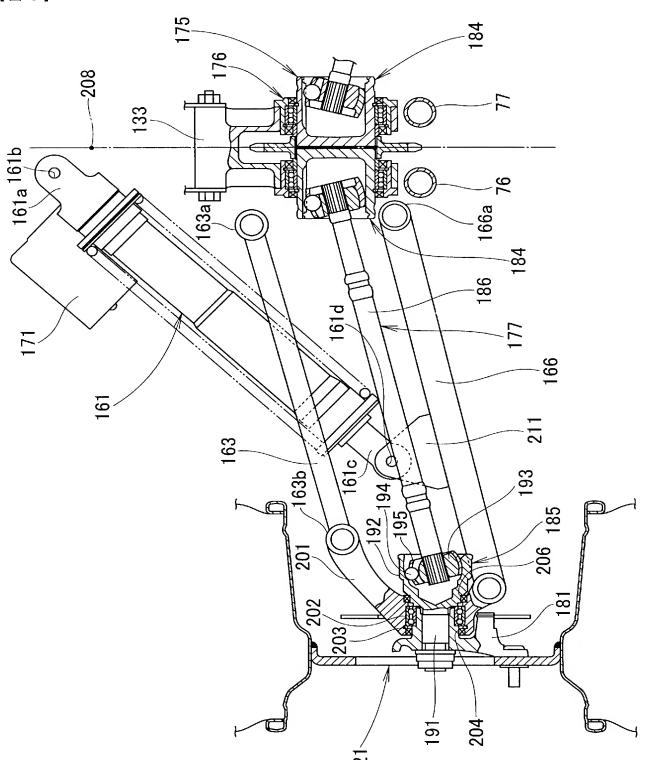
10…車両(不整地走行車両)、18…駆動源(パワーユニット)、21,22…車輪(後輪)、37c…シリンダ軸、42a…クランク軸センタ、76,77…アンダフレーム(ロアフレーム)、133,426…ケース(ファイナルギヤケース)、133c,133d,134a…被係合部、134,427…ドリブンスプロケット、176…連結部(軸受部)、177,178…ドライブシャフト、184,185,458,461…等速ジョイント、223…筒状部材、226…ベアリング、227,228…シール部材、231,465…ハウジング、231a…カップの底(底面)、411…工具(スプロケット保持工具)、421…車体(リヤフレーム部材)、451…左ケース、452…右ケース、466…延出部、L1…距離(移動量)、L3…係合代、L4…延出部の長さ、L5…ハウジングのスライド量(移動量)。

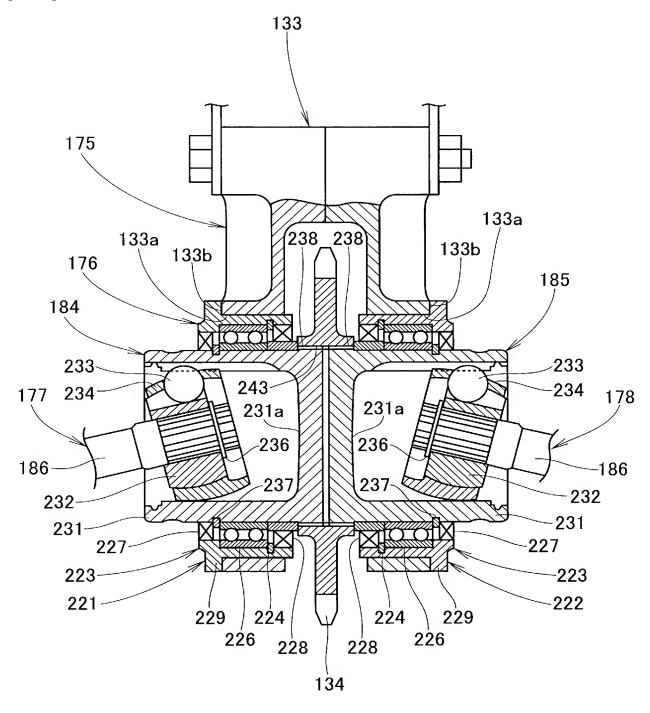




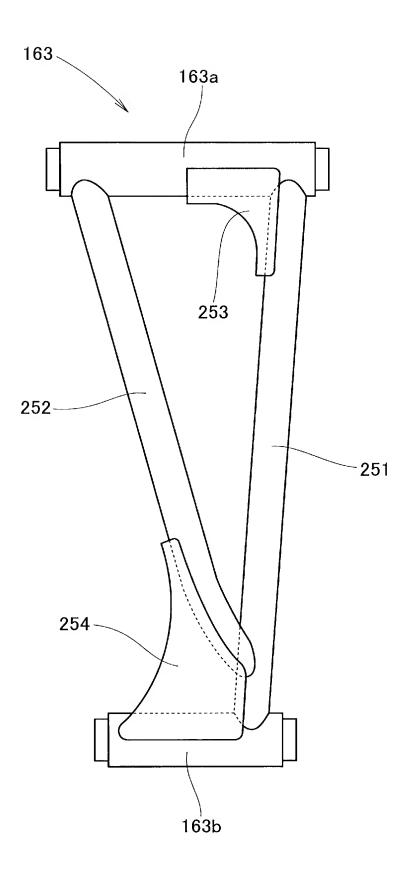
FRONT

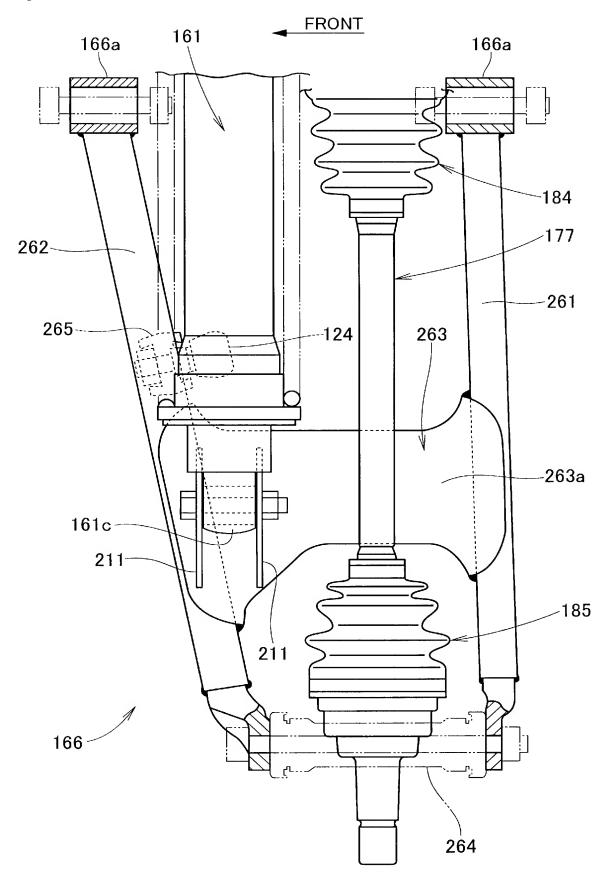




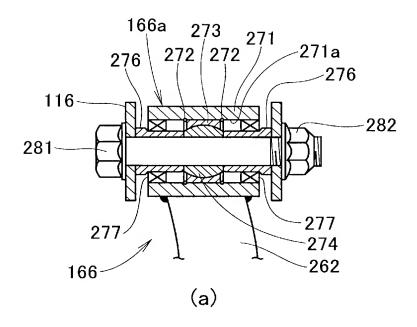


FRONT

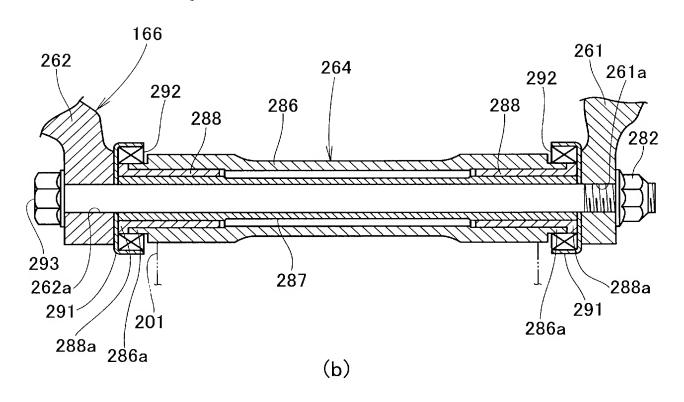


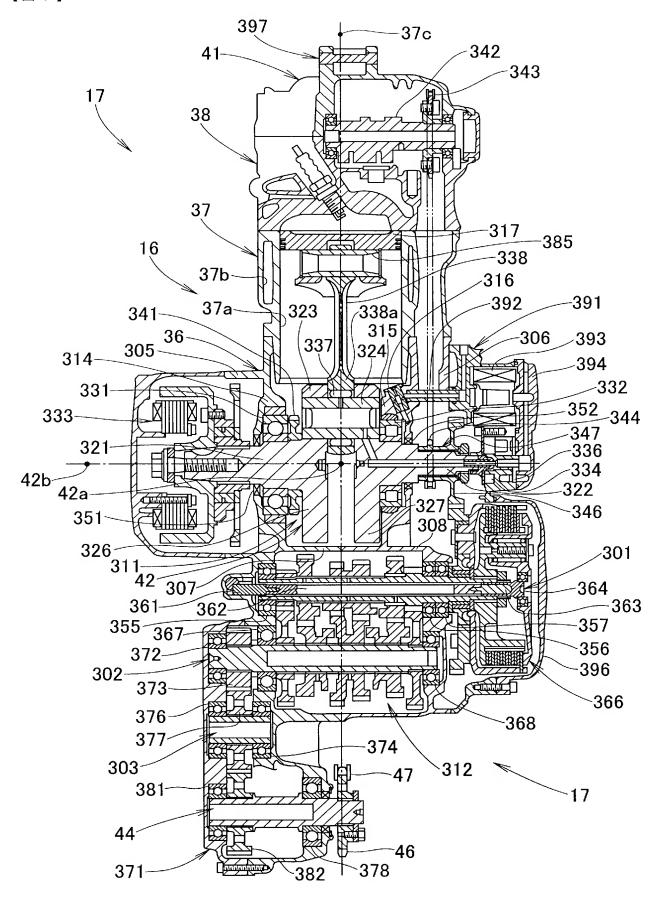


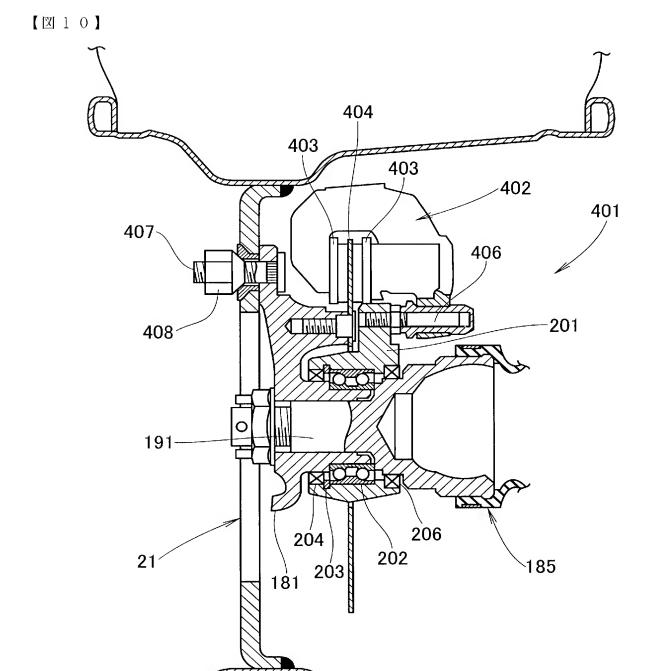
FRONT

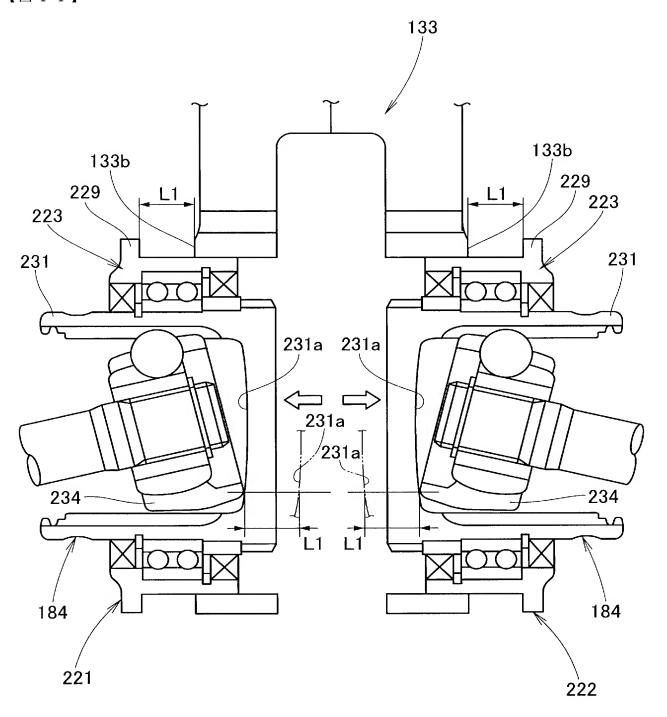


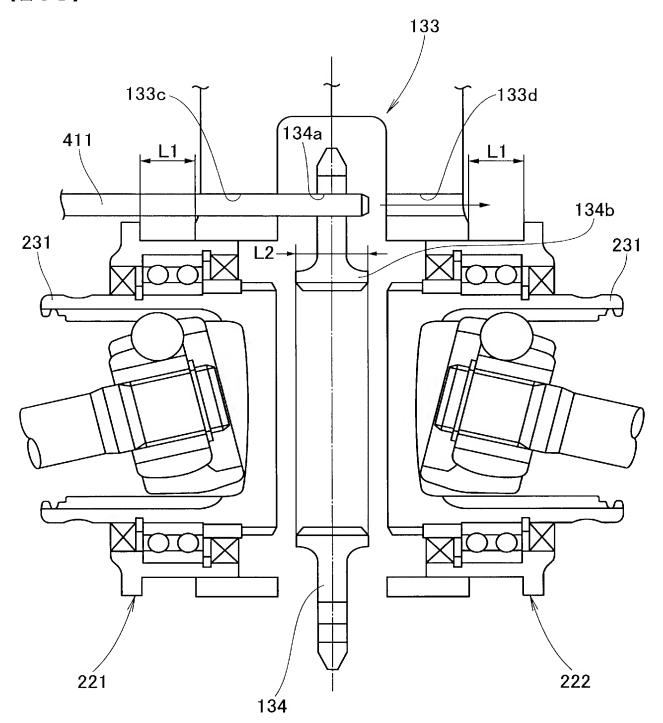
FRONT

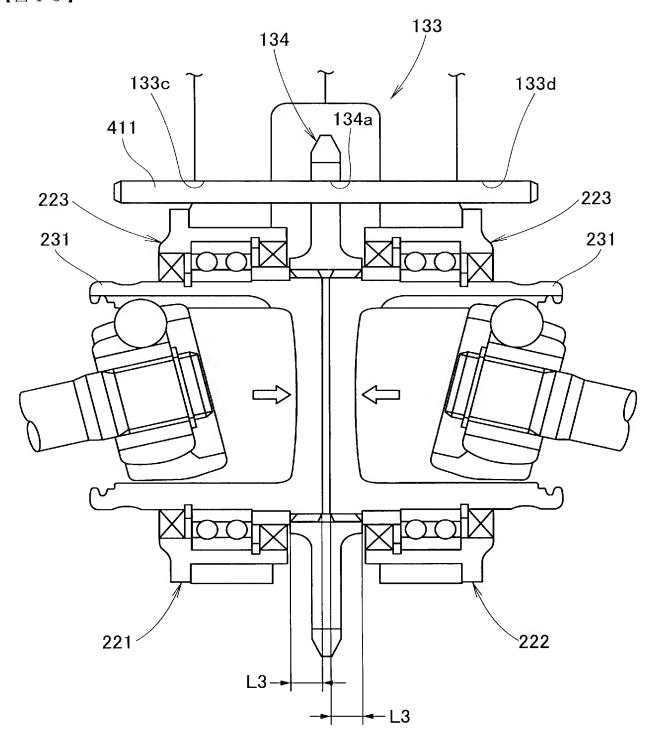


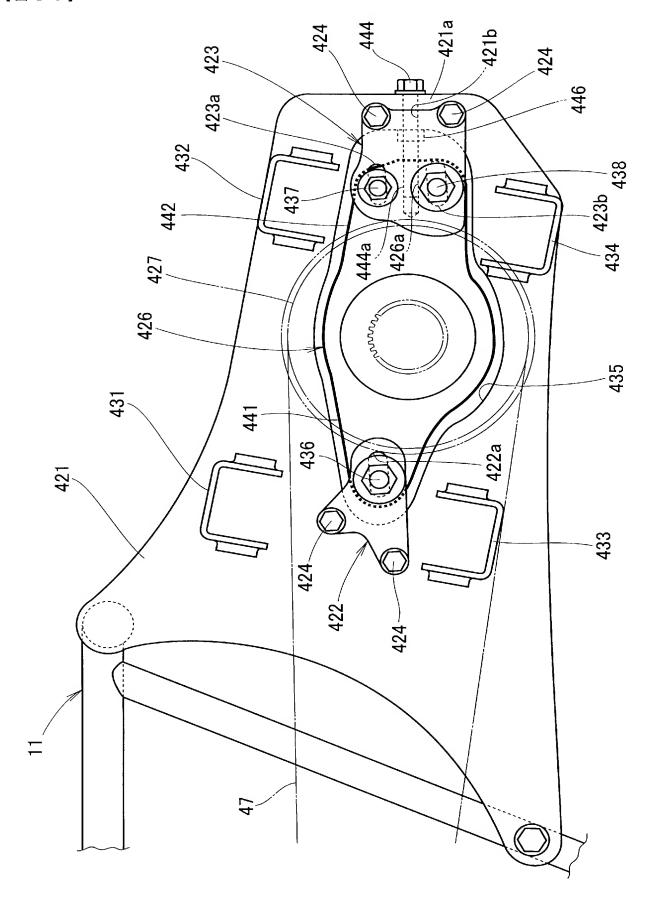


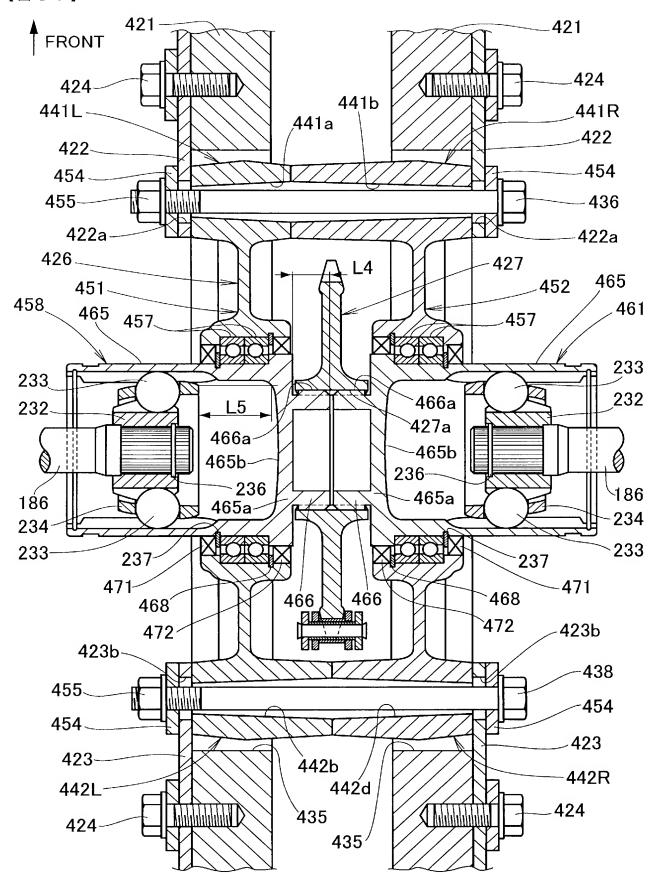












【書類名】要約書

【要約】

【課題】 車両の駆動力伝達部構造において、等速ジョイントのジョイント角を小さくすることで伝達効率を向上させるとともに、組付性、メンテナンス性を向上させることにある。

【解決手段】 端部に等速ジョイント184,185を備える一対のドライブシャフト177,178と、当該ドライブシャフト177,178でパワーユニットからの駆動力を独立懸架とした左右の後輪へそれぞれ伝える不整地走行車両の駆動力伝達部構造において、等速ジョイント184,185に設けられる軸受部176であって、軸受部176により車体側に設けたファイナルギヤケース133と等速ジョイント184,185を連結し、等速ジョイント184,185を左右独立にファイナルギヤケース133より、着脱自在に構成した。

【選択図】 図5

出願人履歴

 0 0 0 0 0 0 5 3 2 6

 19900906

 新規登録

 5 9 1 0 6 1 8 8 4

東京都港区南青山二丁目1番1号 本田技研工業株式会社